## P24662.P04

## IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

Applicant: Nobuaki OGAWA et al.

Serial No.: Not Yet Assigned

Filed

: Concurrently Herewith

For

: ELECTRIC COMPRESSOR WITH INVERTER

## **CLAIM OF PRIORITY**

Commissioner for Patents P.O. Box 1450 Alexandria, Virginia 22313-1450

Sir:

Applicant hereby claims the right of priority granted pursuant to 35 U.S.C. 119 based upon Japanese Application No. 2002-355228, filed December 6, 2002. As required by 37 C.F.R. 1.55, a certified copy of the Japanese application is being submitted herewith.

Respectfully submitted, Nobuaki OGAWA et al.

Bruce H. Bernstein

Reg. No. 29,027

December 5, 2003 GREENBLUM & BERNSTEIN, P.L.C. 1950 Roland Clarke Place Reston, VA 20191 (703) 716-1191

# 日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2002年12月 6日

出 願 番 号 Application Number:

特願2002-355228

[ST. 10/C]:

[ J P 2 0 0 2 - 3 5 5 2 2 8 ]

出 願 人
Applicant(s):

松下電器産業株式会社

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 2003年 9月 4日

今井康



【書類名】 特許願

【整理番号】 2582140010

【提出日】 平成14年12月 6日

【あて先】 特許庁長官殿

【国際特許分類】 F04C 1/00

【発明者】

【住所又は居所】 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器産業株式

会社内

【氏名】 小川 信明

【発明者】

【住所又は居所】 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器産業株式

会社内

【氏名】 藤原 幸弘

【発明者】

【住所又は居所】 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器産業株式

会社内

【氏名】 牧野 雅彦

【発明者】

【住所又は居所】 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器産業株式

会社内

【氏名】 吉田 誠

【発明者】

【住所又は居所】 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器産業株式

会社内

【氏名】 浅井田 康浩

【特許出願人】

【識別番号】 000005821

【氏名又は名称】 松下電器産業株式会社

【代理人】

【識別番号】

100080827

【弁理士】

【氏名又は名称】

石原 勝

【手数料の表示】

【予納台帳番号】

011958

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】 9006628

【プルーフの要否】

要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 電動圧縮機

【特許請求の範囲】

【請求項1】 流体の吸入、圧縮および吐出を行う圧縮機構部と、この圧縮 機構部を駆動する電動機とを機体容器に内蔵し、前記電動機をインバータにより 駆動する電動圧縮機において、

前記機体容器における前記圧縮機構部への吸入口を設けた側の軸線方向の端部に、前記インバータのインバータケースを外付けし、このインバータケース側で、外部からの帰還流体を前記吸入口に導く導入路を、この導入路とインバータとの熱結合部を有して形成したことを特徴とする電動圧縮機。

【請求項2】 流体の吸入、圧縮および吐出を行う圧縮機構部と、この圧縮機構部を駆動する電動機とを機体容器に内蔵し、前記電動機をインバータにより駆動する電動圧縮機において、

前記機体容器における圧縮機構部からの吐出側で圧縮機構部への吸入口を有した軸線方向の端部に、前記インバータのインバータケースを外付けし、このインバータケース側に、帰還流体を前記吸入口に導く導入路を、この導入路とインバータとの熱結合部、および導入路と前記端部との間の空気層を、有して形成したことを特徴とする電動圧縮機。

【請求項3】 熱結合部はインバータの少なくとも高発熱部のほぼ全域に対応して設けた請求項1、2のいずれか1項に記載の電動圧縮機。

【請求項4】 機体容器の軸線が斜めとなる場合を含む横向きになるように他へ取り付ける取り付け脚を、機体容器のインバータ外付け部から外れた側に左右取り付け勝手を共通にして設けた請求項1~3のいずれか1項に記載の電動圧縮機。

【請求項5】 機体容器は軸線方向にインバータの取り付け側と反取り付け側とに分割して形成している請求項1~4のいずれか1項に記載の電動圧縮機。

【請求項6】 電動機と外部との接続を図る圧縮機ターミナルの接続ピンをインバータの回路基板に直結した請求項1~5のいずれか1項に記載の電動圧縮機。

【請求項7】 圧縮機ターミナルはインバータケースの機体容器内に通じた連絡口に封止部を有している請求項6に記載の電動圧縮機。

## 【発明の詳細な説明】

 $[0\ 0\ 0\ 1]$ 

#### 【発明の属する技術分野】

本発明は流体の吸入、圧縮および吐出を行う圧縮機構部と、この圧縮機構部を 駆動する電動機とを機体容器に内蔵し、前記電動機をインバータにより駆動する 電動圧縮機に関するものである。

 $[0\ 0\ 0\ 2]$ 

## 【従来の技術】

この種の電動圧縮機は、インバータと圧縮機構部および電動機とを互いに仕切 って設けることが行なわれている (例えば、特許文献1~6参照。)。特許文献 1~5に記載のものは、特許文献3の図3に記載するものを除き、機体容器を軸 線方向に圧縮室とインバータ室とに仕切る仕切り壁を設けて、その圧縮室に圧縮 機構部および電動機を収容し、インバータ室にインバータを収容している。圧縮 機構部は圧縮室の電動機のある仕切り壁との間を吸入側、反電動機側を吐出側と して、帰還冷媒の機体容器外からの吸入と、圧縮後の冷媒の機体容器外への叶出 とを行うようにしている。ここに、インバータは前記仕切り壁を介して電動機の ある吸入側に面し、機体容器における圧縮機構部への吸入冷媒との熱交換が図ら れるので、インバータの発熱部品による昇温を防止する。特許文献3の図3に記 載のものは、機体容器における前記吸入側の胴部まわりにインバータを外付けし て、前記吸入冷媒との熱交換を図っている。特許文献 6 に記載のものは、圧縮機 構部と電動機とを収容した機体容器における胴部の圧縮機構部設置部から電動機 設置部に一部跨るようにインバータを外付けしている。インバータはその高発熱 部にて機体容器の圧縮機構部への冷媒の吸入口との熱結合を図って冷却されるよ うにしている。

[0003]

## 【特許文献1】

特開2000-291557号公報(0039、0040 図1)

[0004]

## 【特許文献2】

特開2002-070743号公報(0012、0017 図1)

[0005]

【特許文献3】

特開2002-174178号公報(0013、0014、0018 図1、図3)

[0006]

【特許文献4】

特開2002-180984号公報(0009、0011 図1)

[0007]

【特許文献5】

特開2002-188574号公報(0017、0019 図1)

[0008]

【特許文献6】

特開2002-285981号公報(0016、0022 図1)

[0009]

【発明が解決しようとする課題】

しかし、特許文献1~5に記載のもののインバータは、特許文献3の図3に記載のものを除いて機体容器の一部に組込まれているため、インバータにより駆動する圧縮機の機体容器は、電動機をインバータにより駆動しない電動圧縮機のそれと形態および構造が一部で異なり、この異なる範囲どうしがそれぞれの専用部材になる。このように電動機をインバータで駆動するかどうかの違いによって機体容器の一部に専用部材が必要であると、機体容器の部品の種類数が増加するので製品コストが上昇する。また、特許文献3の図3、特許文献6に記載のインバータは機体容器の胴部のまわりに外付けしているが、機体容器のインバータ取り付け部は径方向の一方側に平坦に張り出した取り付け部を形成しているので、インバータにより駆動するものとそうでないものの機体容器においてそれぞれに専用部材が必要になり、コスト高となる。

## [0010]

しかも、特許文献3の図3、特許文献6に記載の圧縮機は前記取り付け部によって径方向の一方側にインバータ分とは別に大きく太るので、その分大型化、および重量化する。特に、特許文献3の図3に記載のものは、平坦な取り付け部の内面に電動機の固定子が形成する円筒面近くまで延びる長いフィンを多数形成しているので、平面壁をなす前記一方側への太りと相まって重量化もする。また、特許文献6に記載のインバータは、高発熱部であるスイッチング素子部をこれに比べ発熱量の低いコンデンサ部から区画し、スイッチング素子部のみを帰還冷媒と熱結合するようにしていて、この熱結合のための取り付け部の張り出し範囲がインバータ全体に比し小さくなっているものの、コンデンサ部まで熱結合しようとすると、その張り出し度は特許文献3の図3に示すものと変わらなくなる。

#### $[0\ 0\ 1\ 1]$

また、特許文献1~6に記載のものは、圧縮機構部からの吐出側は吸入側である電動機側に至ることなく吐出冷媒を外部に吐出するので、圧縮機構部に供給して吐出冷媒に随伴している潤滑油を冷凍サイクルの性能向上のために分離しようとすると、前記外部への吐出過程で行うしかなく分離しにくい。このため、特許文献6に記載されているような本格的かつ大型な分離装置が必要となり、機体容器の大型化、重量化の原因になる。

#### $[0\ 0\ 1\ 2]$

従って、これら特許文献1~6に記載のものを車両に搭載するには、狭いエンジンルームに設置しにくいし、電気自動車やハイブリッド自動車での電動走行時にガソリン車レベルの駆動力が得られないことから、小型化、軽量化が最重要課題になっているのに応えにくい。

#### [0013]

さらに、特許文献1~5に記載のものは、帰還冷媒を電動機側に吸入してそれらの冷却に供した後、圧縮機構部に吸入するようにしているので、電動機の冷却には有効である。しかし、帰還冷媒には潤滑油がほとんど含まれないので、圧縮機構部から遠い電動機側の駆動軸端部の軸受など、機械的に潤滑油を供給しない部分での積極的な潤滑が行えず不足しやすい。また、特許文献6に記載のものは

、帰還冷媒を圧縮機構部に吸入する経路の途中を電動機側に連通させて、吸入冷媒の一部が電動機側に入り込んで淀んだり、帰還冷媒の吸入経路と電動機側との差圧や温度差によって熱や冷媒が行き来したりすることにより、電動機を冷却するようにしているので、特許文献1~5に記載のもののような潤滑の問題を有している上、吸入冷媒の積極的な特許文献1~5に記載のものよりも電動機の冷却が消極的で劣る。従って、これらのことは寿命や性能に影響する。

## $[0\ 0\ 1\ 4]$

本発明の目的は、主として、機体容器が大型化したり、インバータの有無によって特別なものになったりしないで、インバータの冷却が図れる電動圧縮機を提供することにある。

## [0015]

#### 【課題を解決するための手段】

上記のような目的を達成するために、本発明の電動圧縮機は、流体の吸入、圧縮および吐出を行う圧縮機構部と、この圧縮機構部を駆動する電動機とを機体容器に内蔵し、前記電動機をインバータにより駆動する電動圧縮機において、前記機体容器における前記圧縮機構部への吸入口を設けた側の軸線方向の端部に、前記インバータのインバータケースを外付けし、このインバータケース側で、外部からの帰還流体を前記吸入口に導く導入路を、この導入路とインバータとの熱結合部を有して形成したことを1つの特徴としている。

## [0016]

このような構成では、機体容器における軸線方向の端部の壁が胴部まわりの円 筒壁に比して概ね平坦部となっているのを利用して、それが機体容器の圧縮機構 部で区画される吸入側か吐出側か、高圧側か低圧側かといったような別なしに、 機体容器の形状を特に大きく変化させるようなことなく、インバータケースを外 付けすることができる。併せ、インバータケースの側で形成する導入路が前記吸 入口に帰還流体を導く過程でインバータとの熱結合部にてインバータを前記帰還 流体により効率よく冷却できる。従って、インバータを設けて帰還流体により冷 却するのに機体容器の側に依存しなくてよく、インバータの有無によって従来の ように異なった形態の機体容器とならず共用できる。また、前記吸入口がインバ ータを外付けする端部にあってインバータに近いことにより、前記導入路の引き 回しに無駄が少なく前記熱結合域内にほぼ納まるので、前記外付けしたインバー タ分を上回って機体容器が大型化し、重量化することがほぼ解消する。しかも、 インバータを外付けする端部が低温となる吸入側、低圧側であるときは、インバ ータは前記端部側で閉じられる導入路を形成しても冷却は損なわれず構造が簡略 化する。

## [0017]

また、本発明の電動圧縮機は、流体の吸入、圧縮および吐出を行う圧縮機構部と、この圧縮機構部を駆動する電動機とを機体容器に内蔵し、前記電動機をインバータにより駆動する電動圧縮機において、前記機体容器における圧縮機構部からの吐出側で圧縮機構部への吸入口を有した軸線方向の端部に、前記インバータのインバータケースを外付けし、このインバータケース側に、帰還流体を前記吸入口に導く導入路を、この導入路とインバータとの熱結合部、および導入路と前記端部との間の空気層を、有して形成したことを別の特徴としている。

## [0018]

このような構成では、機体容器における軸線方向の端部の壁が胴部まわりの円筒壁に比して概ね平坦部となっているのを利用して、機体容器の形状を特に大きく変化させるようなことなく、かえって、平坦なインバータケースとの少しの形状の違いを利用して前記空気層を得ながら、インバータケースを外付けすることができる。併せ、インバータケースの側に形成した導入路が吸入口に帰還流体を導く過程でインバータとの熱結合部にてインバータを帰還流体により効率よく冷却できる。従って、インバータを設けて帰還流体による冷却を図るのに機体容器の側に依存しなくてよく、インバータの有無によって従来のように異なった形態の機体容器とならず共用できる。さらに、インバータは吸入口を有した吐出側の端部に外付けしていても、双方の間に設けた空気層により高温となる吐出側と導入路とを断熱するので、帰還流体によるインバータの前記高い冷却効率は損なわれない。また、これらによって、圧縮機構部から機体容器の吐出側への吐出流体をこれと反対側の電動機と吐出口とを有した側に回して、電動機の冷却、圧縮機構部から遠い軸受などの摺動部の潤滑、吐出口に至るまでの十分に長い流路過程

での気液分離などに供してから、機体容器外に吐出させて、動作の安定と耐久性 向上とが図れるようにすることができる。また、前記吸入口がインバータを外付 けする端部にあってインバータに近いことにより、前記導入路の引き回しに無駄 が少なく前記熱結合域内にほぼ納まるので、前記外付けしたインバータ分を上回 って機体容器が大型化し、重量化することがほぼ解消する。

## [0019]

熱結合部をインバータの少なくとも高発熱部のほぼ全域に対応して設けた、さらなる構成では、少なくともその高発熱部のほぼ全域にて導入路の吸入冷媒による冷却が図れるので、高発熱部の冷却が一部でも不足してインバータが局部的にも所定温度を上まわるのを防止することができる。

## [0020]

機体容器の軸線が斜めとなる場合を含む横向きになるように他へ取り付ける取り付け脚を、機体容器のインバータ外付け部から外れた側に左右取り付け勝手を共通にして設けた、さらなる構成では、機体容器を同じ取り付け位置に対し斜めを含む横向きに取り付けるのに、左右取り付け勝手が共通する取り付け脚によって、軸線方向の最端部にあるインバータを左右どちらになる側にも取り付けられ、インバータが邪魔にならないか、便利になる向きを選べる。

## [0021]

電動機と外部との接続を図る機体容器を軸線方向にインバータの取り付け側と 反取り付け側とに分割して形成している、さらなる構成では、機体容器を最低分 割数として圧縮機構部と電動機とを内蔵できるようにしながら、それらが形成す る軸線方向の端部の一方に別途形成した今1つのインバーダケースを外付けする だけでよく、構成が簡単な分だけコストが低減する。

#### [0022]

圧縮機ターミナルの接続ピンをインバータの回路基板に直結した、さらなる構成では、接続ピンとインバータの回路基板との間を接続するハーネスおよびその引き回しスペースが不要で、構造が簡略化し小型化できる。また、コストも低減する。

## [0023]

圧縮機ターミナルがインバータケースの機体容器内に通じた連絡口に封止部を有している、さらなる構成では、機体容器における圧縮機ターミナルの封止部が、機体容器の端部に外付けしたインバータケース側の機体容器と通じる連絡口の位置まで外寄りとなり、この外寄りとなる分だけ、電動機の巻線から延びるハーネスと圧縮機ターミナルの接続ピンと接続空間が外側に広がるので、接続作業が容易になる。

## [0024]

本発明のそれ以上の目的および特徴は、以下の詳細な説明および図面の記載によって明らかになる。本発明の各特徴はそれ単独で、あるいは可能な限り種々な組合せで複合して採用することができる。

#### [0025]

## 【発明の実施の形態】

本発明の実施の形態にかかる電動圧縮機につき、図1、図2を参照しながら詳細に説明する。本実施の形態は図1に示すように電動圧縮機1の胴部の周りにある取付け脚2によって横向きに設置される横型の電動圧縮機の場合の1つの例を示しており、電動圧縮機1はその機体容器3内に圧縮機構部4およびこれを駆動する電動機5を内蔵し、圧縮機構部4を含む各摺動部の潤滑に供する液を貯留する貯液部6を備え、電動機5をインバータ101によって駆動するようにしている。取り扱う冷媒はガス冷媒であり、各摺動部の潤滑や圧縮機構部4の摺動部のシールに供する液としては潤滑油7などの液を採用している。また、潤滑油7は冷媒に対して相溶性のあるものである。しかし、本発明はこれらに限られることはない。基本的には、流体の吸入、圧縮および吐出を行う圧縮機構部4と、この圧縮機構部4を駆動する電動機5とを機体容器3に内蔵し、前記電動機5をインバータ101により駆動する電動圧縮機1であればよく、以下の説明は特許請求の範囲の記載を限定するものではない。

#### [0026]

本実施の形態の電動圧縮機1の圧縮機構部4は1つの例としてスクロール方式 のものであって、図1に示すように固定鏡板11a、旋回鏡板12aから羽根が 立ち上がった固定渦巻部品11と旋回渦巻部品12とを噛み合わせて形成した圧 縮空間10が、旋回渦巻部品12を電動機5により駆動軸14を介して固定渦巻部品11に対し円軌道運動させたときに、移動を伴い容積を変化させることにより外部サイクルから帰還する冷媒30の吸入、圧縮および外部サイクルへの吐出を、機体容器3に設けた図2に示す吸入口8および吐出口9を通じて行う。

#### [0027]

これに併せ、機体容器3の貯液部6に貯留されている潤滑油7が容積型ポンプ13などを駆動軸14にて駆動するか機体容器3内の差圧を利用するなどして、駆動軸14の給油路15を通じ旋回渦巻部品12の旋回駆動に伴い旋回渦巻部品12の背面の液溜まり21またはおよび液溜まり22、図に示す例では液溜まり21に供給し、この液溜まり21に供給した潤滑油7の一部は旋回渦巻部品12の外周部の背面側に旋回渦巻部品12を通じ絞り23などによる所定の制限の基に供給して旋回渦巻部品12をバックアップしながら、前記潤滑油7を旋回渦巻部品12を通じ旋回渦巻部品12を通じ旋の固定渦巻部品11との間のシール部材の一例であるチップシール24を保持する保持溝25に供給して固定、旋回各渦巻部品11、12間のシールおよび潤滑を図る。また、液溜まり21に供給した潤滑油7の別の一部は、偏心軸受43、液溜まり22、主軸受42を経ながら、それら軸受42、43を潤滑した後、電動機5側に流出し、貯液部6へと回収される。

#### [0028]

さらに、軸線方向の一方の端部壁3aを持った主シェル3b内に、その端部壁3a側からポンプ13、副軸受41、電動機5、前記主軸受42および偏心軸受43を持った主軸受部材51を配置してある。ポンプ13は端部壁3aの外面から収容してその後に嵌め付けた蓋体52との間に保持し、蓋体52の内側に貯液部6に通じるポンプ室53を形成して前記吸入通路54を介し貯液部6に通じるようにしてある。副軸受41は端部壁3aにて支持し、駆動軸14のポンプ13に連結している側を軸受するようにしてある。電動機5は固定子5aを主シェル3bの内周に焼き嵌めなどして固定し、駆動軸14の途中まわりに固定した回転子5bとによって駆動軸14を回転駆動できるようにしている。主軸受部材51は主シェル3bの内周に焼き嵌めなどして固定し、駆動軸14の圧縮機構部4側

を主軸受42により軸受している。主軸受部材51の外面には前記固定渦巻部品11を図示しないボルトなどによって取付け、これら主軸受部材51と固定渦巻部品11との間に前記旋回渦巻部品12を挟み込んでスクロール圧縮機構を構成している。主軸受部材51と旋回渦巻部品12との間にはオルダムリングなどの旋回渦巻部品12の自転を防止して円運動させるための自転拘束部57が設けられ、駆動軸14を前記偏心軸受43を介して旋回渦巻部品12に接続して、旋回渦巻部品12を円軌道上で旋回させられるようにしている。

#### [0029]

圧縮機構部4の主シェル3 bからの露出部分は、主シェル3 bと開口どうしを 突き合わせてボルト5 8 などにて固定した副シェル3 c により覆い、前記端部壁 3 a と軸線方向に反対側の端部壁 3 dを形成している。圧縮機構部 4 は機体容器 3 の吸入口8 と吐出口9 との間に位置し、自身の吸入口1 6 が機体容器 3 の吸入口8 と接続され、自身の吐出口3 1 がリード弁3 1 a を介して前記端部壁 3 dの 側に開口して相互間を吐出室6 2 としている。吐出室6 2 は固定渦巻部品1 1 および主軸受部材5 1 ないしはこれらと機体容器 3 との間に形成した連絡通路6 3 を通じて圧縮機構部4 と端部壁3 a との間の、吐出口9を持った電動機5 側に通じている。

## [0030]

インバータ101は図2に示すようにインバータケース102内に回路基板103と、電解コンデンサ104とを収容して構成され、回路基板103には電解コンデンサ104よりは発熱度の高いスイッチング素子を含むIPM(インテリジェントパワーモジュール)105が搭載されインバータ101の高発熱部となっている。インバータ101は機体容器3に外付けし、電動機5などと圧縮機ターミナル106を介して電気的な接続が行なわれ、電動機5を温度などの必要な情報をモニタをしながらインバータ101によって駆動するようにしてある。このためにインバータ101は外部との電気的な接続を行なうハーネスコネクタ107が設けられている。具体的には一面が開口したインバータシェル102aにインバータ101の底部に回路基板103を装備し、インバータシェル102aの前記開口を閉じる蓋102bにハーネスコネクタ107を設けてある。

## [0031]

以上によって、電動機5はインバータ101によって駆動され、駆動軸14を介し圧縮機構部4を円軌道運動させるとともに、ポンプ13を駆動する。このとき圧縮機構部4はポンプ13により貯液部6の潤滑油7を供給されて潤滑およびシール作用を受けながら、機体容器3の吸入口8および自身の固定渦巻部品11に設けた吸入口16を通じ冷凍サイクルからの帰還冷媒を吸入して、圧縮し、自身の吐出口31から吐出室62に吐出する。ここに、吐出室62などである端部壁3dと圧縮機構部4との間は吐出直後の冷媒による高温、高圧部となる。吐出室62に吐出された冷媒は連絡通路63を通じて電動機5側に入り、電動機5を冷却しながら機体容器3の吐出口9から冷凍サイクルに供される。また、圧縮機構部4から吐出されて機体容器3の吐出口9から吐出されるまでの長い過程で、冷媒は衝突、遠心、絞りなど各種の気液分離を図って潤滑油7の分離を受けながらも、随伴している一部潤滑油7によって副軸受41の潤滑も行なう。ここに、電動機5側は吐出室62に比し低温、低圧側になる。

## [0032]

ここで、本実施の形態では、特に、前記機体容器3における圧縮機構部4への吸入口8を設けた側の軸線X方向の端部、図示する例では前記端部壁3aとなっているが、反対側の端部壁3dであってもよい関係において、前記インバータ101のインバータケース102をボルト118などによって外付けし、このインバータケース102側で、外部からの帰還流体の1つの例である冷媒30を前記吸入口8に導く導入路111を、この導入路111とインバータ101との熱結合部112を有して形成することを基本構成としている。

#### [0033]

機体容器3における軸線X方向の端部壁3aなどは図1に示すように、圧力容器として若干丸みを持って形成されることが多い。しかし、胴部まわりの円筒壁に比べると概ね平坦部となっているか、概ね平坦部とすることができる。従って、上記のような基本構成によると、そのような端部壁3aなどの準平坦部を利用して、それが機体容器3の圧縮機構部4で区画される吸入側か吐出側か、高圧側か低圧側かといったような別なしに、機体容器3の形状を特に大きく変化させる

ようなことなく、インバータケース102を外付けすることができる。併せ、インバータケース102の側で形成する導入路111が帰還冷媒30を前記吸入口8に導く吸入過程でインバータ101との熱結合部112にてインバータ101をその吸入冷媒30により効率よく冷却できる。

## [0034]

この結果、インバータ101を設けて帰還する吸入冷媒30により冷却するのに機体容器3の側に依存しなくてよいので、インバータ101の有無によって従来のように異なった形態の機体容器3とならず共用できる。また、前記吸入口8がインバータ101を外付けする端部にあって、それが端部の外周に向いている場合を含んでインバータ101に近いことにより、導入路111の引き回しに無駄が少なく前記熱結合部112による熱結合域内にほぼ納まるので、前記外付けしたインバータ101分を上回って機体容器3が大型化し、重量化するようなことがほぼ解消する。

## [0035]

しかも、インバータ101を外付けする端部が図示する例とは異なって、低温 となる吸入側、低圧側であるときは、インバータ101は前記端部側との結合に よって閉じられる導入路111を形成するようにしても冷却は損なわれず構造が 簡略化する。

#### [0036]

いずれにしても、熱結合部112は導入路111とインバータ101との間の熱伝導性のよい材料部分によって形成することが好適であり、1つの例としてアルミニウム系金属が望ましく軽量である利点がある。従って、熱結合部112は機体容器3やインバータケース102などの他の部分と材料が異なってもよい。しかし、図示する例では機体容器3およびインバータケース102の双方がアルミニウム系材料よりなり、電動圧縮機全体の軽量化を図っている。また、熱結合部112はインバータケース102の底部壁102cとの間で前記導入路111を形成する別体の盤状部材113の一部で構成している。この盤状部材113はインバータ101の回路基板103に対応する面積をほぼ有して、回路基板103たスペーサ114を介してボルト119などにより取付け、回路基板103上

の高発熱部であるIPM105が密着するようにしてある。ここに、盤状部材1 13はIPM105からの発熱を吸収するヒートシンクの機能を奏し、導入路1 11を流れる吸入冷媒30との熱交換を図って効率よく冷却されるようにする。

#### [0037]

この熱交換のために、導入路111は図2に示すように帰還冷媒30の導入口111aから機体容器3の吸入口8との接続口111bに至る途中の熱結合部112にほぼ対応する範囲に拡張した熱交換域111cを形成し、この熱交換域111cでは図2に矢印で示すように導入口111aから接続口111bに向かう吸入冷媒30内に、図1に示すような前記盤状部材113の側から延びるフィン113aが入り込むことによって熱交換を促進し冷却効率がさらに高まるようにしている。しかも、フィン113aは前記導入口111aから接続口111bに向かう吸入冷媒30を蛇行させたり、分岐したり、その両方を行わせたりする通路を形成するようにすると、熱結合部112での吸入冷媒30とインバータ101との熱交換をより一層促進することができる。

## [0038]

盤状部材113は特に高発熱部であるIPM105を導入路111の前記熱交換域111cにほぼ対応させて優先的に冷却できるようにしているが、インバータケース102のほぼ全域に及んでいることによって、電解コンデンサ104など中発熱部、低発熱部からの放熱も含めインバータケース102内に籠もる熱をも前記吸入冷媒30との熱交換に供して冷却効果を高められる。

#### [0039]

ここで、本実施の形態の図示する例では、上記のように機体容器3のインバータ101を外付けする端部である端部壁3dの側は吐出室62を有した高温、高圧側であることに対応して、機体容器3における圧縮機構部4からの吐出側で圧縮機構部4への吸入口8を有した軸線X方向の端部となる端部壁3dに、インバータ101のインバータケース102を外付けし、このインバータケース102側に、帰還冷媒30を吸入口8に導く導入路111を、この導入路111とインバータ101との熱結合部112に加え、さらに導入路111と端部壁3dとの間の図1に示すような空気層115を有して形成してある。

## [0040]

このような図示する例では、機体容器3における軸線X方向の端部壁3dが胴 部まわりの円筒壁に比して既述したとおり概ね平坦部となっているかそのように できるのを利用して、機体容器3の形状を特に大きく変化させるようなことなく 、かえって、平坦なインバータケース102との少しの形状の違いを利用して取 り付けや接続のための密着域116外で前記空気層115を得ながら、インバー タケース102を外付けすることができる。併せ、インバータケース102の側 に単独で導入路111を形成することが必須となるものの、この導入路111が 吸入口8に帰還冷媒30を吸入し導く過程でインバータ101との前記のような 熱結合部112にてインバータ101を吸入冷媒30により効率よく冷却できる ことに変わりはない。従って、この場合も、インバータ101を設けて吸入冷媒 30による冷却を図るのに機体容器3の側に依存しなくてよく、インバータ10 1の有無によって従来のように異なった形態の機体容器3とならず共用できる。 さらに、インバータ101は吸入口8および吐出室62を有した吐出側の端部に 外付けしていても、双方の間に設けた空気層115により高温となる吐出室62 などの吐出側と導入路111とを断熱するので、吸入冷媒30によるインバータ 101の前記高い冷却効率は損なわれない。

#### $[0\ 0\ 4\ 1]$

これらの特徴によって、図1に示す例のように圧縮機構部4から機体容器3の 吐出室62を有した吐出側への吐出冷媒30をこれと反対側の電動機5と吐出口 9とを有した側に回して、電動機5の冷却、圧縮機構部4から遠い副軸受41な どの摺動部の潤滑、吐出口9に至るまでの十分に長い流路過程での気液分離など に供してから、機体容器3外に吐出させて、動作の安定と耐久性向上とが図れる ようにすることができる。

#### $[0\ 0\ 4\ 2]$

また、前記吸入口8がインバータ101を外付けする端部に設けるのに、図1に示す例では特に、インバータ101を外付けする端面117に開口しているので、インバータケース102を外付けするだけで導入路111の接続口111bとの接続が図れるので、その接続に特別な部材やスペース、作業が不要となるの

でさらなる小型化、軽量化、低コスト化が実現する。

## [0043]

前記熱結合部112はインバータ101の少なくともIPM105などの高発 熱部のほぼ全域に対応して設けるようにすると、少なくともその高発熱部のほぼ 全域にて導入路111の吸入冷媒30による冷却が図れるので、高発熱部の冷却 が一部でも不足してインバータ101が局部的にも所定温度を上まわるのを防止 することができる。

#### [0044]

また、図1に示す例のように、電動圧縮機1をその軸線Xが斜めとなる場合を含む横向きになるように他へ取り付ける取り付け脚2を、機体容器3のインバータ101の外付け部から外れた側で、つまり、機体容器3の側で左右対称など左右取り付け勝手を共通にして設けていると、電動圧縮機1を同じ取り付け位置に対し斜めを含む横向きに取り付けるのに、左右取り付け勝手が共通する取り付け脚2によって、軸線X方向の最端部にあるインバータ101を左右どちらになる側にも取り付けられ、インバータ101が邪魔にならないか、便利になる向きを選べる。従って、自動車の狭いエンジンルームに搭載すべくエンジンに取り付けるような場合に、機器の配置の違う各種車種に対応しやすい利点がある。

#### [0045]

また、図1に示す例では、機体容器3を軸線X方向にインバータ101の取り付け側となる副シェル3cと、反取り付け側となる主シェル3bとに分割して形成しているので、機体容器3を最低の分割数2として圧縮機構部4と電動機5とを内蔵できるようにしながら、それらが形成する軸線X方向の端部の一方に別途形成した今1つのインバータケース102を外付けするだけでよく、構成が簡単な分だけコストが低減する。

## [0046]

さらに、図1に示す例では、圧縮機ターミナル106の接続ピン106aをインバータ101の回路基板103、具体的には回路基板103にプリント配線などして形成された電気回路に直結してある。これにより、接続ピン106aとインバータ101の回路基板103との間を接続するハーネスおよびその引き回し

スペースが不要で、構造が簡略化し小型化できる。また、コストも低減する。

## [0047]

また、図1に示す例では、圧縮機ターミナル106がインバータケース102 の機体容器3内に通じた連絡口121に封止部122を有している。これにより 、機体容器3における圧縮機ターミナル106の封止部122が、機体容器3の 端部に外付けしたインバータケース102側の機体容器3と通じる連絡口121 の位置まで外寄りとなり、この外寄りとなる分だけ、電動機5の巻線5cから延 びるハーネス123と圧縮機ターミナル106の接続ピン106aとの接続空間 124が図1に示すように外側に広がるので、接続作業が容易になる。このとき の機体容器3側の連絡口125はインバータ101による駆動を行なわない電動 圧縮機の場合の圧縮機ターミナル106の封止部122とすることによって、イ ンバータ101の有無が原因で機体容器3の形態に違いが生じるようなことを防 止することができる。もっとも、インバータ101の有無にかかわらず圧縮機タ ーミナル106の封止部122を機体容器3側に設けるようにすることで対応し てもよい。なお、図示する例のインバータケース102において、底部壁102 c を別体とし、盤状部材113部を一体に形成することができる。底部壁102 cを別体にする場合これをステンレス鋼などの熱伝導性の低い金属、あるいは非 金属として、吐出室62側からの熱影響をさらに低減するのに好適である。非金 属では特に断熱性の高いものが選択でき、前記空気層115を省略することもで きる。もっとも、底部壁102cが一体のインバータケース102の全体を低熱 伝導性、断熱性のものとすることもできる。

## [0048]

#### 【発明の効果】

本発明の電動圧縮機の1つの特徴によれば、機体容器における軸線方向の端部の壁が胴部まわりの円筒壁に比して概ね平坦部となっているのを利用して、それが機体容器の圧縮機構部で区画される吸入側か吐出側か、高圧側か低圧側かといったような別なしに、機体容器の形状を特に大きく変化させるようなことなく、インバータケースを外付けすることができる。併せ、インバータケースの側で形成する導入路が前記吸入口に帰還流体を導く過程でインバータとの熱結合部にて

インバータを前記帰還流体により効率よく冷却できる。従って、インバータを設けて帰還流体により冷却するのに機体容器の側に依存しなくてよく、インバータの有無によって従来のように異なった形態の機体容器とならず共用できる。また、前記吸入口がインバータを外付けする端部にあってインバータに近いことにより、前記導入路の引き回しに無駄が少なく前記熱結合域内にほぼ納まるので、前記外付けしたインバータ分を上回って機体容器が大型化し、重量化することがほぼ解消する。しかも、インバータを外付けする端部が低温となる吸入側、低圧側であるときは、インバータは前記端部側で閉じられる導入路を形成しても冷却は損なわれず構造が簡略化する。

#### [0049]

. . . .

また、本発明の電動圧縮機の別の特徴によれば、機体容器における軸線方向の 端部の壁が胴部まわりの円筒壁に比して概ね平坦部となっているのを利用して、 機体容器の形状を特に大きく変化させるようなことなく、かえって、平坦なイン バータケースとの少しの形状の違いを利用して前記空気層を得ながら、インバー タケースを外付けすることができる。併せ、インバータケースの側に形成した導 入路が吸入口に帰還流体を導く過程でインバータとの熱結合部にてインバータを 帰還流体により効率よく冷却できる。従って、インバータを設けて帰還流体によ る冷却を図るのに機体容器の側に依存しなくてよく、インバータの有無によって 従来のように異なった形態の機体容器とならず共用できる。さらに、インバータ は吸入口を有した吐出側の端部に外付けしていても、双方の間に設けた空気層に より高温となる吐出側と導入路とを断熱するので、帰還流体によるインバータの 前記高い冷却効率は損なわれない。また、これらによって、圧縮機構部から機体 容器の吐出側への吐出流体をこれと反対側の電動機と吐出口とを有した側に回し て、電動機の冷却、圧縮機構部から遠い軸受などの摺動部の潤滑、叶出口に至る までの十分に長い流路過程での気液分離などに供してから、機体容器外に吐出さ せて、動作の安定と耐久性向上とが図れるようにすることができる。また、前記 吸入口がインバータを外付けする端部にあってインバータに近いことにより、前 記導入路の引き回しに無駄が少なく前記熱結合域内にほぼ納まるので、前記外付 けしたインバータ分を上回って機体容器が大型化し、重量化することがほぼ解消

## する。

## 【図面の簡単な説明】

## 【図1】

本発明の実施の形態に係る電動圧縮機の1つの例を示す断面図。

#### 【図2】

図1の電動圧縮機のインバータを蓋を取って見た側面図。

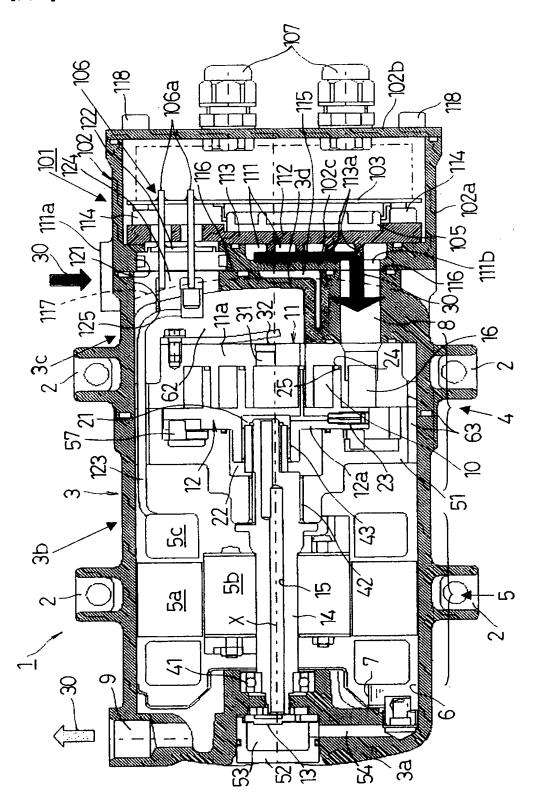
## 【符号の説明】

- 1 電動圧縮機
- 2 取り付け脚
- 3 機体容器
- 3 a 、3 d 端部壁
- 3 b 主シェル
- 3 c 副シェル
- 4 圧縮機構部
- 5 電動機
- 8 吸入口
- 9 吐出口
- 14 駆動軸
- 30 冷媒
- 101 インバータ
- 102 インバータケース
- 103 回路基板
- 104 電解コンデンサ
- 105 IPM
- 106 圧縮機ターミナル
- 106a 接続ピン
- 111 導入路
- 112 熱結合部
- 115 空気層

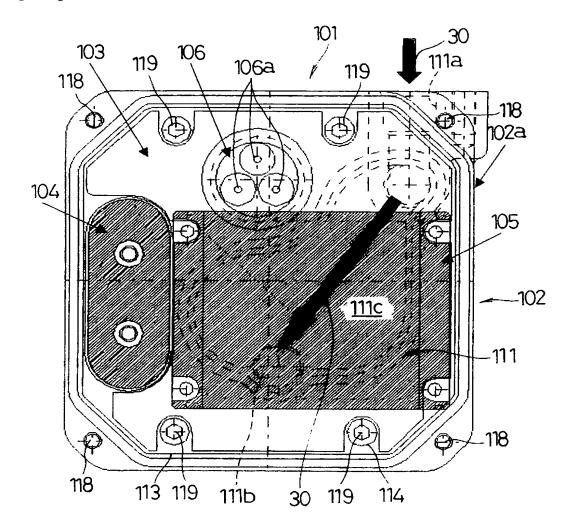
- 121 連絡口
- 122 封止部
- 123 ハーネス
- 124 接続空間

【書類名】 図面

# 【図1】



【図2】



BEST AVAILABLE COPY

## 【書類名】 要約書

## 【要約】

【課題】 機体容器が大型化したり、インバータの有無によって特別なものになったりしないで、インバータの冷却が図れるようにする。

【解決手段】 機体容器3における圧縮機構部4への吸入口8を設けた側の軸線 X方向の端部3 dに、インバータ101のインバータケース102を外付けし、このインバータケース102側で外部からの帰還流体30を吸入口8に導く導入路111を、この導入路111とインバータ101の熱結合部112を有して形成することにより、上記目的を達成する。

【選択図】 図1

# 特願2002-355228

# 出願人履歴情報

識別番号

[000005821]

1. 変更年月日

1990年 8月28日

[変更理由]

新規登録

住 所

大阪府門真市大字門真1006番地

氏 名 松下電器産業株式会社